(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 特 許 公 報 (B2)

庁内整理番号

(11)特許出願公告發号

特公平7-104075

(24) (44)公告日 平成7年(1995)11月13日

(51) Int.CL6

裁別記号

PI

技術表示箇所

F 2 5 B 29/00

361 A

苗求項の数3(全 1) 頁)

(21)出職番号	特顧平2-107931	(71)出廢人	993999999
	.]		三菱電機株式会社
(22)出驗日	平成2年(1990) 4月23日		東京都千代田区丸の内2丁目2番3号
		(72) 発明者	▲髙▼田 茂生
(65)公博番号	特與平4-6373		和歐山原和歐山市平平6丁目5番66号 三
(43)公陽日	平成4年(1992)1月10日		義電機株式会社和歌山製作所內
		(72) 発明者	谷 秀一
			和歐山原和歐山市手平6丁目5番66号 三
		ļ.	蒙电极株式会社和歌山製作所内
		(72) 発明者	柯酒 智彦
			和歌山城和歌山市手平6丁目5卷66号 三
			競電機株式会社和歌山製作所內
	·	(72)発明者	中村 - 第
			和歌山坝和歌山市手平6丁目5卷66号 三
			菱電機株式会社和歌山製作所內
•	•	(74)代理人	弗里士 高田 守 (外1名)
		官建審	荷水 宫夫

(54) 【発明の名称】 空気調和装置

1

【特許請求の範囲】

【請求項1】圧縮級1、切換弁2、熱源級側熱交換器3 等よりなる1台の熱源級Aと、

それぞれ室内側熱交換器5. を有する複数台の室内機B、C,Dとを.

第1. 第2の接続配管6,7を介して接続したものにおいて。

上記複数台の室内機8.c.pの上記室内側熱交換器5の一方を上記第1の接続配管6または、第2の接続配管7に切り換え可能に接続してなる第1の分歧部10と.

上記複数台の室内級B.C.Dの上記室内側熱交換器5の他 方に接続され、かつ上記第2の接続配管7に接続してな る第2の分岐部11と、

上記第2の接続配管7から分岐して上記第1の分岐部10 に到る配管を分岐する配管分岐部12と 2

上記配管分岐部12と上記室内機側熱交換器5の他方とを接続する管路途中に設けられ、冷媒の流置を制御する流 管制御整備と

上記第2の分岐部11と上記第1の接続配管6を第3の流 置制御装置15を介して接続したバイバス配管14と

上記第3の議室制御装置15と上記第1の接続配管6との間の上記パイパス配管14と、上記室内機B,C,D側の第2の接続配管76,7c,7dを含み該第2の接続配管76,7c,7dから上記配管分歧部12に至る配管との間で熱交換を行う熱交換を行う熱の交換部と、

上記第1及び第2の接続配管6,7個に設けられ、流れる 徐媒の方向を切換えることにより、道転時は意に、上記 熱源機Aと上記室内機8,C,0間に介在する上記算1の接 続配管6を低圧に、上記第2の接続配管7を高圧にする 接続配管切換装置和と

BEST AVAILABLE COPY

を設け、冷暖同時運転可能に構成したことを特徴とする 少気調和装置。

【請求項2】第1の液置調御装置9を室内機B,C,Dの室 内側熱交換器5の他方に、近接して接続し、第2の流量 制御装置13を配管分岐部12と第2の分岐部11間の第2の 接続配管でに設け、熱交換部として、バイパス配管14 と、上記配管分岐部12と上記第2の流量制御装置13を接 続する配管との間で熱交換を行う第1の熱交換部19を貸 えたことを特徴とする請求項1記載の空気調和装置。

【請求項3】熱交換部として、第3の流置制御装置15と 19 上記第1の接続配管6との間のバイバス配管14と、各室 内機B.C.Dと第2の分岐部11を接続する室内側接続配管 の合流部及び室内側接続配管との間でそれぞれ熱交換を 行う第2及び第3の熱交換部15a,16b,16c,16dを備えた ことを特徴とする請求項第1項又は第2項記載の空気調 和装置。

【発明の詳細な説明】

〔産業上の利用分野〕

この発明は、熱源機」台に対して複数台の室内機を接続 する多室型ヒートポンプ空気調和機に関するもので、特 20 に各室内機毎に冷暖房を選択的に、かつ一方の室内機で は冷房、他方の室内機では暖房が同時に行うことができ る空気調和装置に関するものである。

〔従来の技術〕

従来、熱源機1台に対して複数台の室内機をガス管と液 管の2本の配管で接続し、冷暖房運転をするヒートポン プ式空気調和装置は一般的であり各室内機はすべて暖 房、またはすべて冷房を行うように形成されている。

[発明が解決しようとする課題]

従来の多室型ヒートボンプ式空気調和装置は以上のよう に構成されているので、すべての室内機が冷房または暖 **房にしか運転しないため、冷房が必要な場所で暖房が行** われたり、逆に暖房が必要な場所で冷房が行われるよう な問題があった。

特に、大規模なビルに据え付けた場合、インテリア部と ペリメータ部、または一般事務室と、コンピュータルー ム等のOaltされた部屋では空調の負荷が著しく異なるた め、特に問題となっている。

この発明は、上記のような問題点を解決するためになさ し、各室内機毎に冷暖房を選択的に、かつ一方の室内機 では冷房、他方の室内機では暖房が同時に行うととがで きるようにして、大規模なビルに据え付けた場合、イン テリア部とペリメータ部。または一般事務室と、コンピ ュータルーム等のOA化された部屋で空間の負荷が著しく 異なっても、それぞれに対応できる多室型ヒートポンプ 式空気調和装置を得ることを目的とする。

[課題を解決するための手段]

圧縮機、切換弁、熱源機側熱交換器等よりなる1台の熱 源機と、

それぞれ室内側熱交換器を有する複数台の室内機とを、 第1. 第2の接続配管を介して接続したものにおいて、 上記複数台の室内機の上記室内側熱交換器の一方を上記 第1の接続配管または、第2の接続配管に切り換え可能 に接続してなる第1の分岐部と、

上記複数台の室内機の上記室内側熱交換器の他方に接続 され、かつ上記第2の接続配管に接続してなる第2の分 修部と、

上記第2の接続配管から分岐して上記第1の分岐部に到 る配管を分岐する配管分岐部と、

上記配管分岐部と上記室内機側熱交換器の他方とを接続 する管路途中に設けられ、冷媒の流量を制御する流量制 御装置と、

上記第2の分岐部と上記第1の接続配管を第3の流量制 御装置を介して接続したバイバス配管と、

上記第3の流量制御装置と上記第1の接続配管との間の 上記バイバス配管と、上記室内機側の第2の接続配管を 含み該第2の接続配管から上記配管分岐部に至る配管と の間で熱交換を行う熱交換部と、

上記第1及び第2の接続配管間に設けられ、流れる冷媒 の方向を切換えることにより、運転時は常に、上記熱源 機と上記室内機間に介在する上記第1の接続配管を低圧 に、上記第2の接続配管を高圧にする接続配管切換装置

を設けたものである。

また。第1の流量制御装置を室内機の室内側熱交換器の 他方に、近接して接続し、第2の流量制御装置を配管分 **岐部と第2の分岐部間の第2の接続配管に設け、熱交換** 部として、バイバス配管と、上記配管分岐部と上記第2 の流量制御装置を接続する配管との間で熱交換を行う第 1の熱交換部を備えたものである。

また、熱交換部として、第3の流量制御装置と第1の接 統配管との間のバイバス配管と、各室内機と第2の分岐 部を接続する室内側接続配管の台流部及び室内側接続配 管との間でそれぞれ熱交換を行う第2及び第3の熱交換 部を備えたものである。

この発明においては、冷暖房間時運転における冷房主体 の場合、熱源機側熱交換器で任意置熱交換され、第2の れたもので、熱源機1台に対して複数台の室内機を接続 40 接続配管に送出された冷媒は、以下のような経路で冷房 しようとしている室内機に供給される。 すなわち、第2 の接続配管の配管分岐部から、第2の分岐部に流入する 冷媒と、配管分岐部から第1の分岐部を通り暖房しよう ろしている室内機に供給されて熱交換し暖房することに より凝縮液化した冷線とが第2の分岐部で合流した後、 各室内機に供給される。

> また。冷房運転のみの場合、熱源機側熱交換器で熱交換 された冷媒は配管分岐部から、第2の分岐部を経由して 冷房しようとしている各室内機に供給される。

50 上記のように、冷房主体の場合、冷房運転のみの場合、

いずれの場合も、冷域は、熱交換部で冷却されるため、 液冷媒は、上記熱交換部で、冷房しようとしている室内 機へ分配される前にサブクールを充分につけられてから 冷房しようとしている各室内へ分配流入されるため、液 冷媒の分配性が向上し、信頼性が向上する。

また、上記のように、冷房しようとしている室内機に供給される冷媒の流通過程で、冷房主体の場合及び冷房運転のみの場合共に、第1の熱交換部で冷却されるので、第2の接続配管を流れる冷媒が気液二組状態である場合にも第2の流量制御装置の入口では常に充分サブクールのついた液冷媒となり、上記第2の流量制御装置における冷媒の流通及び流量制御が容易となる。

また。第2、第3の熱交換部で冷却されるので、サブクールを充分でけられてから上記室内機へ分配強入され、液冷媒の分配性が向上し、かつ第1の流置制御装置入口のサブクールが確保でき、信頼性が向上する。 【実施例】

以下、この発明の実施例について説明する。

第1回はこの発明の一実施例の空気調和速置の冷媒系を中心とする全体構成図である。また、第2図乃至第4図は第1図の一実施例における冷暖房道転時の動作状態を示したもので、第2図は冷房又は暖房のみの遅転状態図、第3図及び第4図は冷暖房間時道転の動作を示すもので、第3図は暖房主体(暖房運転容量が冷房運転容量より大きい場合)を、第4回は冷房主体(冷房道転容置より大きい場合)を、第4回は冷房主体(冷房道転容置が暖房運転容量より大きい場合)を示す運転動作状態図である。そして、第5図はこの発明のほかの実施例の空気調和装置の冷媒系を中心とする全体構成図である。なお、この実施例では熱震機1台に室内機3台を接続した場合について説明するが、2台以上の室内機を接続した場合はすべて同様である。

第1回において、(A)は熱額機、(B)、(C)、(D)は後述するように互いに並列接続された室内機でそれぞれ同じ構成となっている。(E)は後述するように、第1の分岐部、第2の流置制御装置、第2の分岐部、気液分離装置、熱交換部、第3の流置制御装置、第4の流置制御装置を内蔵した中継機。

(1)は圧縮機 (2)は熱源機の冷媒流通方向を切り 換える四方切換弁、(3)は熱源機関熱交換器。(4) はアキュムレータで、上記機器(1)~(3)と接続さ 40 れ熱源機(A)を構成する。(5)は3台の室内側熱交 換器。(6)は熱源機(A)の四方切換弁(2)と中継 機(E)を接続する太い第1の接続配管、(6b)。(6 c)、(6d)はそれぞれ室内機(B)、(C)、(D) の室内側熱交換器(5)と中継機(E)を接続し、第1 の接続配管(6)に対応する室内機側の第1の接続配 管 (7)は熱源機(A)の熱源機側熱交換器(3)と 中継器(E)を接続する上記第1の接続配管より細い第 2の接続配管で、一端を熱源機側熱交換器(3)と接続 し、他端を第2の分岐部(11)内で、後述の室内機側の 50

第2の接続配管 (7h), (7c), (7d)の台流部と接続 している。(7b), (7c)、(7d)はそれぞれ室内機 (B)、(C)、(D)の室内側熱交換器(5)と中継 機(E)を接続し、第2の接続配管(7)に対応する室 内機側の第2の接続配管。(8)は室内機側の第1の接 統配管(6a) (6b)、(6c)を、第1の接続配管 (6)または第2の接続配管(7)側に切り換え可能に 接続する三方切換弁、(9)は室内側熱交換器(5)に 近接して接続され、冷房時は室内側熱交換器 (5) の出 口側のスーパーヒート量、暖房時はサブクール量により 制御される第1の流置制御装置で、室内機側の第2の接 統配管 (7b). (7c)、(?d)に接続される。(16)は 室内機側の第1の接続配管(6b)、(6c)、(6d)を、 第1の接続配管(6)または第2の接続配管(7)側に 切り換え可能に接続する三方切換弁(8)よりなる第1 の分岐部、(11)は室内機側の第2の接続配管(76)、 (フc)、(フd)と、第2の接続配管よりなる第2の分岐 部 (12) は第2の接続配管 (7) から分岐し、第1の 分岐部(10)に到る配管の配管分岐部に設けられた気液 分離鉄置で、その気相部は三方切換弁(8)の第1日 (8a) に接続され、その液钼部は第2の分岐部 (11) に 接続されている。(13)は気液分離装置(12)と第2の 分岐部(11)との間に接続する開閉自在な第2の流量制 御装置、(14)は第2の分岐部(11)と上記第1の接続 配管(6)とを結ぶバイバス配管、(15)はバイバス配 管(14)の途中に設けられた第3の流量制御装置。(15 b)、(16c)、(16d)はパイパス配管(14)の第3の 流量制御装置 (15) の下流に設けられ、第2の分岐部 (11) における各室内機側の第2の接続配管(7b)、 (7c)、(7d)との間でそれぞれ熱交換を行う第3の熱 交換部、〈16a〉はバイバス配管(14)の第3の流量制 御装置 (15) の下流に設けられ、第2の分岐部 (11) に おける各室内機側の第2の接続配管(7b)、(7c)、 (7d) の台流部との間で熱交換を行う第2の熱交換部、 (19) はバイバス配管 (14) の上記第3の後置調御装置 (15) の下流及び第2の熱交換部(16a)の下流に設け られ気液分離装置(12)と第2の流量調御装置(13)と を接続する配管との間で熱交換を行う第1の熱交換部、 (17) は第2の分岐部(11)と上記第1の接続配管 (6) との間に接続する開閉自在な第4の後置調御装置 (32) は上記熱源機側熱交換器(3)と上記第2の接続 配管(7)との間に設けられた第3の逆止弁であり、上 記熱源機側熱交換器 (3) から上記第2の接続配管 (7)へのみ冷媒流通を許容する。(33)は、上記熱源 機(A)の四方切換弁(2)と上記第1の接続配管 (6) との間に設けられた第4の逆止弁であり、上記第

1の接続配管(6)から上記四方切換弁(2)へのみ冷

媒流通を許容する。(34)は、上記熱源後(A)の四方

切換弁(2)と上記第2の接続配管(7)との間に設け

られた第5の逆止弁であり、上記四方切換弁(2)から上記第2の接続配管(7)へのみ冷媒流通を許容する。(35)は上記熱器機側熱交換器(3)と上記第1の接続配管(6)との間に設けられた第6の逆止弁であり、上記第1の接続配管(6)から上記熱器機側熱交換器(3)へのみ冷媒流通を許容する。上記第3の逆止弁(32)〜上記第6の逆止弁(35)で接続配管切換装置(46)を構成する。

る。 第2図を用いて冷房運転のみの場合について説明

すなわち、第2 図に実線矢印で示すように圧縮器(1) より吐出された高温高圧の冷媒ガスは四方切換弁(2) を通り、熱源機側熱交換器(3)で熱交換して影腦され た後、第3 の選止弁(32)、第2 の接続配管(7)、気 液分解装置(12)、第2 の流置制御装置(13)の順に選 り、更に第2 の分岐部(11)、室内機側の第2 の接続配 管(76)、(7c)、(7d)を通り、各室内機(B)、

(C)、(D) に流入する。そして、 各室内機(B)、(C)、(D) に流入した冷媒は、各室内側熱交器

(5)の出口のスーパーヒート登により制御される第1 の流量制御装置(9)により低圧まで減圧されて室内側 熱交換器(5)で室内空気と熱交換して蒸発し、ガス化 され室内を冷房する。そして、このガス状態となった冷 媒は、室内機側の第1の接続配管(5b)、(6c)、(6 d)、三方切換弁(8)、第1の分岐部(10)を通り。 第1の接続配置(6)、第4の逆止弁(33)、熱源機 (A) の四方切換弁 (2)、アキュムレータ (4) を経 て、圧縮機(1)に吸入される循環サイクルを構成し、 冷房道転を行う。このとき、三方切換弁(8)の第1日 (8a) は閉路、第2回(8b)及び第3回(8c)は開路さ れている。また、この時冷媒は、第1の接続配管(6) が低圧、第2の接続配管(?)が高圧のため必然的に第 3の逆止弁(32)、第4の逆止弁(33)へ流通する。 さらに、このサイクルの時、第2の流量制御装置(13) を通過した冷媒の一部がバイパス配管(14)へ入り、第 3の流置制御装置 (15) で低圧まで減圧されて、第3の

で、更に第1の熱交換部(19)で第2の流置制御装置 (13)に流入する冷媒との間で、熱交換を行い蒸発した 冷媒は、第1の接続配管(6)、第4の逆止弁(33)へ 入り四方切換弁(2)、アキュムレータ(4)を経て圧 縮機(1)に吸入される。一方、第1及び第2及び第3 の熱交換部(19)、(16a)、(16b)、(16c)、(16 d)で熱交換し冷却されサブクールを充分につけられた

熱交換部(166)、(16c)、(16d)で各室内機側の第

熱交換部(16a)で第2の分岐部(11)の各室内機側の

第2の接続配管(アロ)、(アヒ)、(アd)の合流部との間

2の接続配管 (7b)、(7c)、(7d) との間で、第2の

室内機(B).(C)、(D)へ流入する。 次に、第2図を用いて暖房運転のみの場合について説明 する。すなわち、第2図に点線矢印で示すように圧縮機 (1)より吐出された高温高圧の冷媒ガスは四方切換弁 (2)を通り、第5の逆止弁(34)、第2の接続配管 (7)、気液分配装置(12)を通り、第1の分岐部(1 の)、三方切換弁(8)、室内機側の第1の接続配管(6 b)、(6c)、(6d)の順に通り、各室内機(B)、

(C)、(D)に流入し、室内空気と熱交換して凝縮液 化し、室内を暖房する。そして、この液状態となった冷 雄は、各室内側熱交換器(5)出口のサブクール量によ り制御される第1の流量制御装置(9)を通り、室内機 側の第2の接続配管(7b)、(7c)、(7d)から第2の 分岐部(11)に流入して合流し、更に第4の流量副御慈 置 (17) を通り、ここで第1の後置制御装置 (9) また は第4の流量副御装置(17)で低圧の二相状態まで減圧 される。そして、低圧まで減圧さた冷媒は、第1の接続 配管(6)を経て、第6の逆止弁(35)から、熱源機側 熱交換器(3)に確入し熱交換して蒸発しガス状態とな り、四方切換弁(2)、アキュムレータ(4)を経て圧 縮機(1)に吸入される循環サイクルを構成し、暖房運 転を行う。このとき、三方切換弁(8)の第2回(8ヵ) は閉路、第1日(8a)及び第3日(8c)は開路されてい る。また、この時冷媒は、第1の接続配管(6)が低 圧、第2の接続配管(7)が高圧のため必然的に第5の 逆止弁(34)、第6の逆止弁(35)へ流通する。 冷暖同時運転における暖房主体の場合について第3図を 用いて説明する。ここでは室内微(B)、(C)の2台 が暖房、室内機(D)1台が冷房しようとしている場合

すなわち、第3回に真線矢印で示すように圧縮機(1) より吐出された高温高圧冷媒ガスは四方切換弁(2)、 第5の逆止弁(34)、第2の接続配管(7)を通り、中 継機(E)へ送られ、気波分離装置(12)を通り、そし て第1の分岐部(10)、三方切換弁(8)、室内機側の 第1の接続配管(6b)、(6c)の順に通り、暖房しよう としている室内機(B)、(C)に流入し、室内側熱交 換器(5)で室内空気と熱交換して凝縮液化され、室内 を暖房する。そして、この液状態となった冷媒は、各窒 内側熱交換器 (5) 出口のサブクール量により制御され ほぼ全関状態の第1の液量制御装置(9)を通り少し減 圧されて第2の分岐部(11)に施入する。そして、この 冷媒の一部は、室内微側の第2の接続配管 (7d) を通 り、冷房しようとしている室内機 (D) に入り、室内側 熱交換器(5)出口のスーパーヒート量により調御され る第1の流量制御装置(9)に入り減圧された後に、室 内側熱交換器(5)に入って熱交換して蒸発しガス状態 となって室内を冷房し、三方切換弁(8)を介して第1 の接続配管(6)に流入する。

について説明する。

上記第2の分岐部(11)の冷媒は冷房しようとしている 50 一方、他の冷媒は第2の接続配管(7)の高圧、第2の

分岐部(11)の中間圧値によって制御される関閉自在な 第4の流量制御鉄體(17)を通って、冷房しようとする 室内機(D)を通った冷媒と合流して、太い第1の接続 配管(6)を経て熱源機(A)の第6の逆止弁(35)、 熱態機側熱交換器(3)に流入し熱交換して蒸発しガス 状態となる。そして、その冷媒は、熱源機の四方切換弁 (2)、アキュムレータ(4)を経て圧縮機(1)に吸 入される循環サイクルを構成し、蝦房主体運転を行う。 この時、冷房する室内機 (D) の室内側熱交換器 (5) の蒸発圧力と熱源機側熱交換器 (3) の蒸発圧力の圧力 差が、太い第1の接続配管(6)に切り換えるために小 さくなる。また、この時、室内機 (B)、(C) に接続 された三方切換弁(8)の第2日(8b)は閉路。第1日 (8a) 及び第3日(8c)は開路されており、室内機 (D) に接続された三方切換弁(8) は第1日(8a) は 閉路、第2回(8b)及び第3回(&)は関路されてい る。さらに、この時冷媒は、第1の接続配管(6)が低 圧、第2の接続配管(7)が高圧のため必然的に第5の 逆止弁(34). 第6の逆止弁(35)へ流通する。 また。このサイクル時、一部の液冷媒は第2の分岐部 (11) の各室内機側の第2の接続配管(76)、(7c)、 (7d) の合権部からバイバス配管 (14) へ入り、第3の 液量制御装置(15)で低圧まで減圧されて第3の熱交換 部 (16b) 、 (16c) 、 (16d) で各室内機側の第2の接 統配管 (7b) (7c)、(7d)との間で、第2の熱交換 部 (16a) で第2の分岐部 (11) の各室内機側の第2の 接続配管(7b), (7c), (7d)の合流部との間で熱交 換を行い、蒸発した冷媒は、第1の接続配管(6)へ入 り、熱源機(A)の第6の逆止弁(35)、熱源機側熱交 換器(3)に流入し熱交換して蒸発し、ガス状態とな る。そして、この冷媒は熱漿機(A)の四方切換弁 (2)、アキュムレータ(4)を経て圧縮機(1)に吸 入される。一方、第2、第3の熱交換部(16a)、 {16 b)、(16c)、(16d)で熱交換し冷却されサブクール を充分につけられた上記第2の分岐部(11)の冷媒は冷 房しようとしている室内機(D)へ流入する。冷暖房間 時道転における冷房主体の場合について第4図を用いて 説明する。ここでは、室内機(B). (C)の2台が冷 房、室内機(D)1台が暖房しようとしている場合につ いて説明する。 すなわち、第4回に実線矢印で示すように圧縮機(1) より吐出された高温高圧冷媒ガスは、熱源機関熱交換器 (3) で任意量熱交換して二相の高温高圧ガスとなり、 第3の逆止弁(32)、第2の接続配管(7)を通り、中 継機(E)の気波分離装置(12)へ送られる。そして、 ことで、ガス状冷媒と液状冷媒に分離され、分離された ガス状冷媒は第1の分岐部(10)、三方切換弁(8)、

室内機側の第1の接続配管(6d)の順に通り、暖房しよ

うとしている室内機 (D) に流入し、室内側熱交換器

する。更に、室内側熱交換器(5)出口のサブタール量 により制御されほぼ全開状態の第1の流置制御装置 (9) を通り少し減圧されて、第2の分岐部 (11) に流 入する。一方、気液分離装置(12)で分離された残りの 液状冷壊は第2の接続配管(7)の高圧、第2の分岐部 (11) の中間圧値によって副御される開閉自在な第2の 流量訓御装置(13)を通って第2の分岐部(11)に流入 し、暖房しようとしている室内機(D)を通った冷媒と 台流する。そして、第2の分岐部(11)、室内機側の第 2の接続配管 (7b)、(7c)の順に通り、各室内機 (B)、(C)に流入する。そして、 A室内微(B)、 (C) に流入した冷媒は、室内機側熱交換器(5) 出口 のスーパーヒート置により制御される第1の流量制御装 置(9)により低圧まで減圧されて室内側熱交換器 (5)に施入し、室内空気と熱交換して蒸発しガス化さ れ室内を冷房する。夏に、このガス状態となった冷媒 は、室内機側の第1の接続配管(6b) (6c) 三方切 換弁(8)、第1の分岐部(10)を通り、第1の接続配 管(6)、第4の逆止弁(33)、熱源機(A)の四方切 換弁(2)、アキュムレータ(4)を経て圧縮機(1) に吸入される循環サイクルを構成し、冷房主体運転を行 う。との時、室内機(B) (C)に接続された三方切 換弁(8)の第2回(8b)及び第3回(8c)は開路、第 1 🗋 (8a) は閉路されており、宣内機 (D) に接続され た三方切換弁(8)の第1日(8a)及び第3日(8c)は 関路、第2回(8b)は関路されている。また、この時冷 娘は、第1の接続配管(6)が低圧、第2の接続配管 (7) が高圧のため、必然的に第3の逆止弁(32)、第 4の逆止弁 (33) へ流通する。 30 更に、このサイクル時、一部の液冷媒は第2の分岐部 (11) の各室内機側の第2の接続配管(76)、(7c)、 (?d) の台流部からバイバス配管 (14) へ入り、第3の 液量訓御装置(15)で低圧まで減圧されて第3の熱交換 部 (16b) (16c)、(16d)で各室内機側の第2の接 統配管(7n). (7c)、(7d)との間で、第2の熱交換 部 (16a) で第2の分岐部 (11) の各室内機側の第2の 接続配管 (76) . (76) . (7d) の合流部との間で、買 に第1の熱交換部(19)で第2の流量制御装置(13)へ 流入する冷媒との間で熱交換を行い蒸発した冷媒は、第 1の接続配管(6)へ入り、熱源機(A)の第4の逆止 弁(33)、熱源機(A)の四方切換弁(2)、アキュム

遊弁(30)、(31)等の開閉弁を設けて上述したように 切り換え可能に接続しても同様な作用効果を奏す。

[発明の効果]

この発明の空気調和装置は、圧縮機、切換弁、熱源機関 熱交換器等よりなる1台の熱源機と、

それぞれ室内側熱交換器を有する複数台の室内機とを、 第1. 第2の接続配管を介して接続したものにおいて、 上記複数台の室内機の上記室内側熱交換器の一方を上記 第1の接続配管または、第2の接続配管に切り換え可能 に接続してなる第1の分岐部と、

上記複数台の室内機の上記室内側熱交換器の他方に接続され、かつ上記第2の接続配管に接続してなる第2の分 仮部と、

上記第2の接続配管から分岐して上記第1の分岐部に到る配管を分岐する配管分岐部と、

上記配管分岐部と上記室内機側級交換器の他方とを接続 する管路途中に設けられ、冷媒の流量を制御する流量制 御装置と、

上記第2の分岐部と上記第1の接続配管を第3の流置制 御装置を介して接続したバイバス配管と、

上記第3の液量制御装置と上記算1の接続配管との間の 上記パイパス配管と、上記室内級側の第2の接続配管を 含み該第2の接続配管から上記配管分岐部に至る配管と の間で熱交換を行う熱交換部と、

上記第1及び第2の接続配管間に設けられ、流れる冷媒の方向を切換えることにより、運転時は意に、上記熱源機と上記室内機関に介在する上記算1の接続配管を低圧に上記第2の接続配管を高圧にする接続配管切換装置と

を設けたものである。従って、複数台の室内機を選択的に、かつ、一方の室内機では冷房、他方の室内機では暖房を同時に行うととができ、しかも、液冷媒は、熱交換部で、冷房しようとしている室内機へ分配される前にサブケールを充分につけられてから冷房しようとしている各室内へ分配流入されるため、液冷媒の分配性が向上し、信頼性が向上する。

また。第1の流量制御装置を室内機の室内側熱交換器の他方に、近接して接続し、第2の流量制御装置を配管分 妨部と第2の分岐部間の第2の接続配管に設け、熱交換 部として、バイバス配管と、上記配管分岐部と上記第2 の流量制御装置を接続する配管との間で熱交換を行う第 1の熱交換部を備えるようにしたので、冷房運転のみの 場合及び冷暖同時運転における冷房主体の場合で、上記 第2の接続配管を違れる冷媒が二相状態である場合にも、上記第1の熱交換部において冷却されるため、上記第2の流量制御鉄置の入口では冷媒は常に充分サブクールのついた液冷媒となり、上記第2の流量制御鉄置の冷媒の流通及び流量制御が容易になる。

12

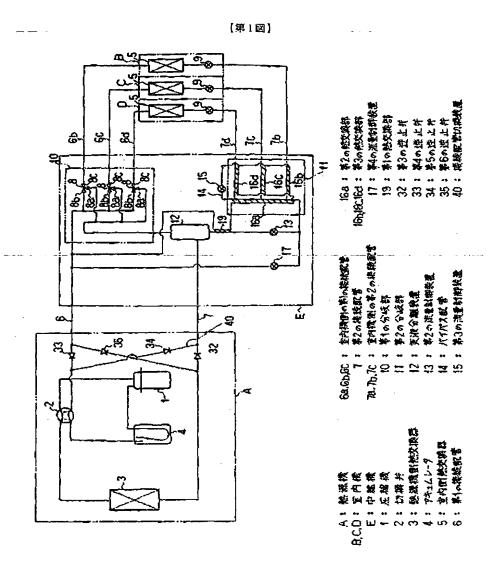
また、熱交換部として、第3の流量制御装置と第1の接続配管との間のバイバス配管と、各室内機と第2の分岐部を接続する室内側接続配管の合流部及び室内側接続配管との間でそれぞれ熱交換を行う第2及び第3の熱交換部を備えるようにしたので、液冷媒は、第2及び第3の熱交換部で冷房しようとしている室内機へ分配される前にサブクールを充分につけられてから冷房しようとしている医室内へ分配流入されるため、液冷媒の分配性が向上し、かつ第1の流量制御装置入口のサブクールが確保でき、信頼性が向上する。

【図面の簡単な説明】

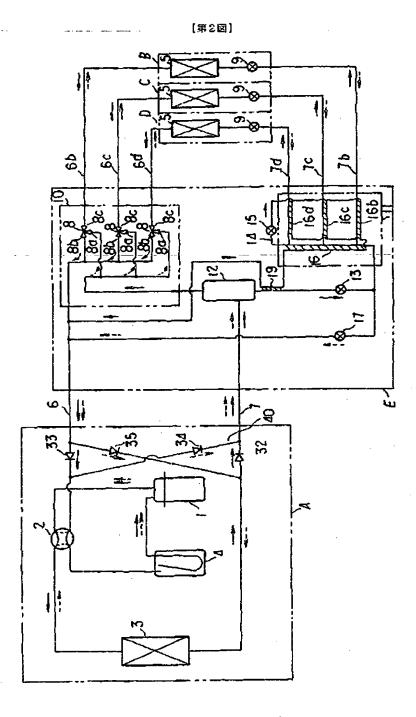
第1図はこの発明の一実施例の空気調和装置の冷媒系を中心とする全体構成図である。第2図は第1図で示した一実施例の冷房または暖房のみの遅転状態図、第3図は第1図で示した一実施例の暖房主体(暖房運転容量が冷房運転容量より大きい場合)の運転動作状態図、第4図は第1図で示した一実施例の冷房主体(冷房運転容置が暖房運転容置より大きい場合)の運転動作状態図、第5図はこの発明の他の実施例の空気調和装置の冷媒系を中心とする全体構成図である。

図において、(A)は熱源様、(B)、(C)、(D) は同じ構成となっている室内観、(E)は中継様。

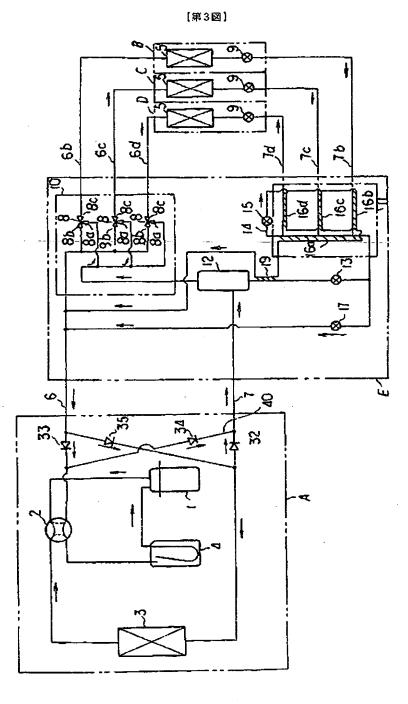
- (1)は圧縮機 (2)は切換弁、(3)は熱源機側熱 交換器、(4)はアキュムレータ、(5)は室内側熱交 換器。(6)は第1の接続配管、(6b)、(6c) (6 d)は室内機側の第2の接続配管、(7b)、(7c)、(7 d)は室内機側の第2の接続配管、(8)は三方切換 弁、(9)は第1の液置割削装置、(16)は第1の分岐 部、(11)は第2の分岐部、(12)は気液分離装置、
 - (13) は第2の流置制御装置、(14) はバイバス配管、
- (15) は第3の流費制御鉄蔵、(16a)、(16b)、(16c)、(16d) は第2及び第3の熱交換部、(19) は第1の熱交換部、(17) は第4の後置制御鉄農、(30)、
- (31) は電磁弁等の関閉弁。(32) は第3の逆止弁、
- (33)は第4の逆止弁、(34)は第5の逆止弁。(35) は第6の逆止弁。(40)は接続配管切換装置である。 なお、図中、同一符号は同一、または钼当部分を示す。



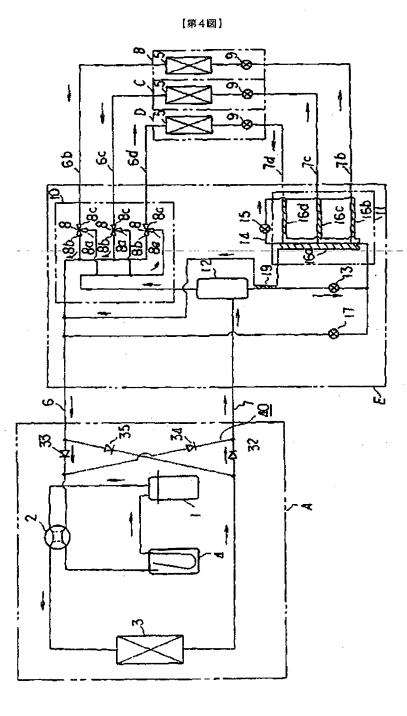
(8)



(9)

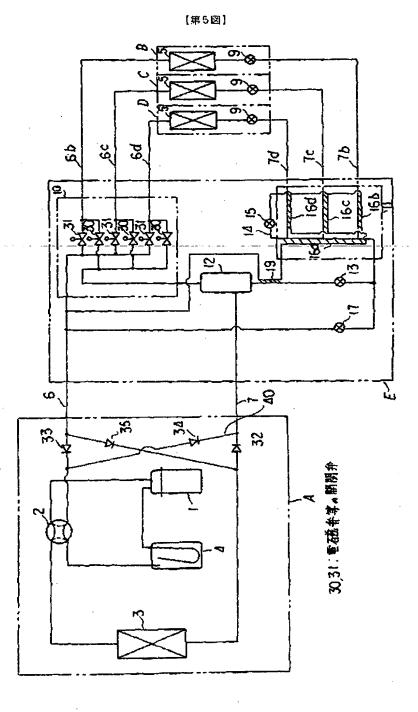


(10)



特公平7-104075

(11)



This Page is inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

(7)	BLACK BORDERS
	IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
d'	FADED TEXT OR DRAWING
	BLURED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
	SKEWED/SLANTED IMAGES
8	COLORED OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
	GRAY SCALE DOCUMENTS
A	LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
	REPERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
	OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.
As rescanning documents will not correct images problems checked, please do not report the problems to the IFW Image Problem Mailbox